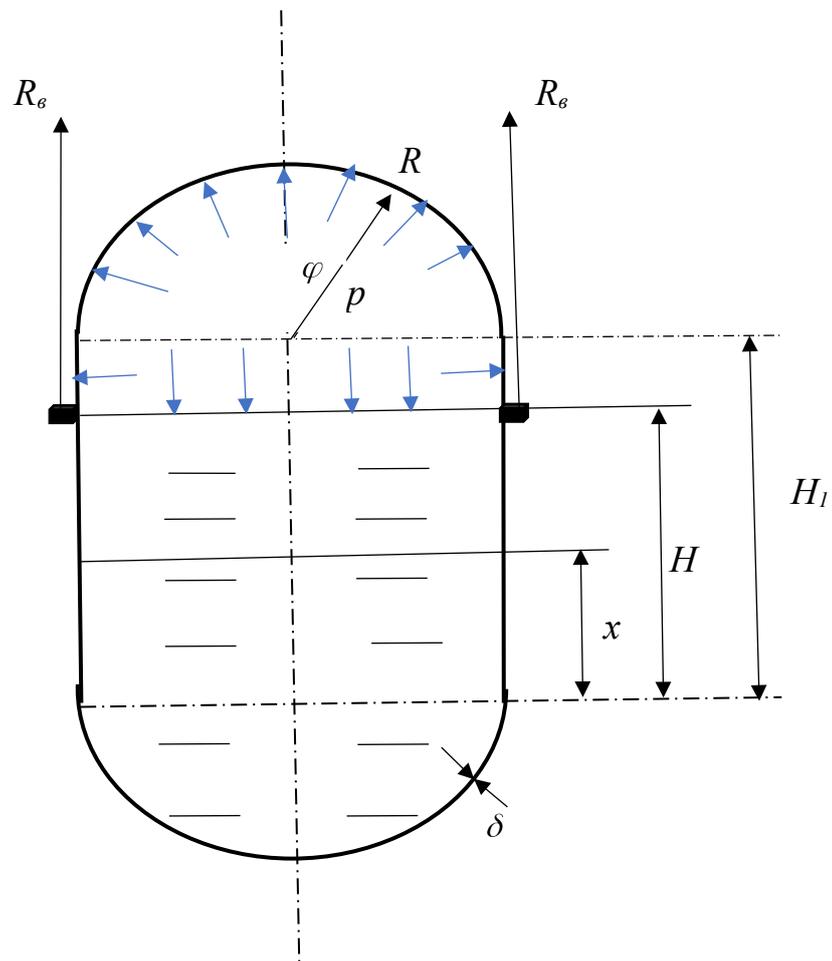


Задача: безмоментная теория и краевой эффект в составной оболочке



Исходные данные: $\delta = 2,5 \text{ мм}$, толщина оболочки, $R = 0,5 \text{ м}$, $H = 1,5 \text{ м}$, $H_1 = 2,0 \text{ м}$, $p = 3 \text{ атм}$ избыточное давление (наддув), $\gamma_{жк} = 800 \frac{\text{кГ}}{\text{м}^3}$ удельный вес жидкости.

Определить: усилия и перемещения в верхнем полусферическом днище и части цилиндрической обечайки от наддува по безмоментной теории, усилия и перемещения нижнего полусферического днища и части цилиндрической обечайки от наддува и гидростатического давления по безмоментной теории, решить задачу краевого эффекта в зоне стыка верхнего днища и цилиндрической обечайки.

Определение внутренних усилий в оболочке

1. Верхнее полусферическое днище воспринимает только наддув. Меридиональное и окружное усилия определяются из двух уравнений равновесия – уравнения Лапласа (сумма проекций сил на нормаль к оболочке) и уравнения проекций сил на вертикальную ось:

$\frac{N_\varphi}{R_1} + \frac{N_\theta}{R_2} = p, \quad N_\varphi = \frac{P_x}{2\pi r \sin \varphi}$ Здесь R_1 и R_2 – главные радиусы кривизны оболочки, r – радиус параллельного круга, P_x – проекция равнодействующей внешней нагрузки на ось x , p – давление наддува.

2. Верхняя часть цилиндрической обечайки также воспринимает только наддув. Меридиональное и окружное усилия определяются по приведённым в пункте 1 формулам.

3. Нижняя часть цилиндрической обечайки воспринимает наддув и гидростатическое давление. Суммарное давление на оболочку определяется формулой

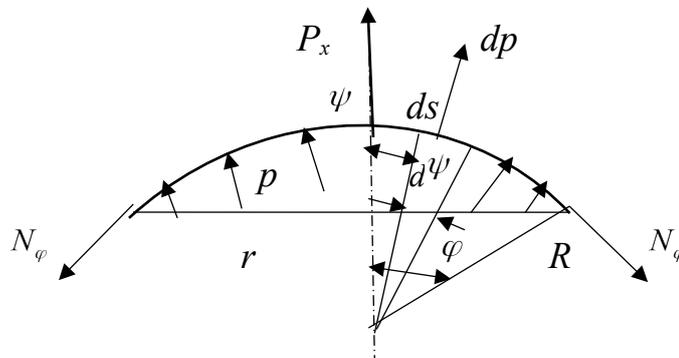
$$P = p + \gamma(H - x), \quad \gamma - \text{удельный вес жидкости.}$$

Внутренние усилия определяются по приведённым в пункте 1 формулам.

4. Нижнее полусферическое днище воспринимает наддув и гидростатическое давление. Суммарное давление определить самостоятельно. Внутренние усилия определяются по тем же формулам.

Пояснение к уравнению проекций сил на вертикальную ось оболочки

Рисунок 1



$$\sum_{x=0} 2\pi r N_\varphi \sin \varphi = P_x, \quad \text{отсюда} \quad N_\varphi = \frac{P_x}{2\pi r \sin \varphi}$$

Определение P_x

$p2\pi r ds$ – элементарная сила, действующая на круговой элемент оболочки

$2\pi r ds$. Её проекция на ось x $p2\pi r ds \cdot \cos \psi$. $ds = R d\psi$, $r = R \sin \psi$

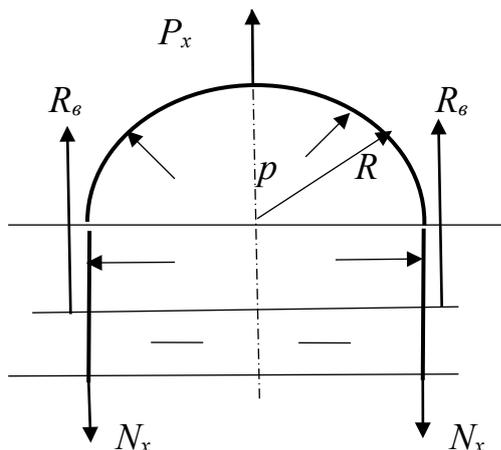
$$P_x = \int_0^\varphi p 2\pi R \sin \psi \cos \psi R d\psi = p\pi R^2 \sin^2 \psi \Big|_0^\varphi = p\pi R^2 \sin^2 \varphi = p\pi r^2$$

$$N_\varphi = \frac{P_x}{2\pi r \sin \varphi} = \frac{p\pi R^2 \sin^2 \varphi}{2\pi R \sin^2 \varphi} = \frac{pR}{2}$$

Тогда

Полученная формула справедлива при $p = const$, если есть ещё гидростатическое давление (рис.3), переменное по высоте оболочки, то суммарное давление на стенки мы не можем вынести за знак интеграла. Необходимо интегрировать всё подынтегральное выражение.

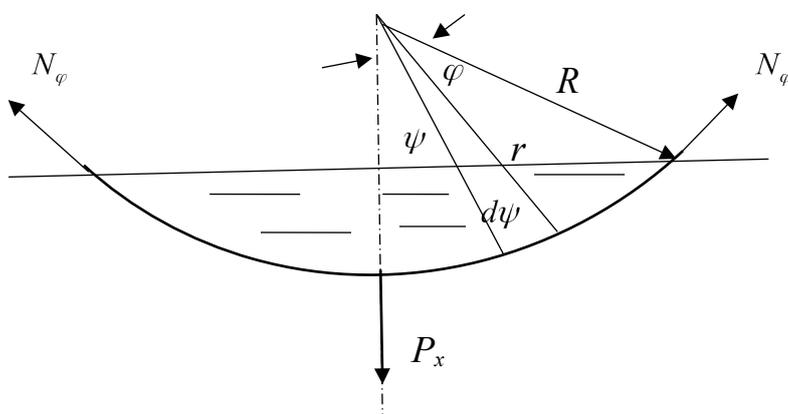
Рисунок 2



Для цилиндрической оболочки меридиональное усилие обозначим N_x . Рисунок помогает составить уравнение проекций сил на вертикальную ось и найти N_x .

$2\pi R \cdot R_с = \gamma V$, где V – объём, занимаемый жидкостью, $R_с$ – реакция подвески на вес жидкости, весом оболочки пренебрегаем.

Рисунок 3



Здесь нормальная нагрузка на оболочку состоит из постоянного давления наддува и переменного гидростатического давления. Пользуясь этим рисунком, следует определить P_x и N_φ

Определение перемещений

1. Определение деформаций из физических соотношений

$$\varepsilon_\varphi = \frac{1}{E\delta}(N_\varphi - \mu N_\theta), \quad \varepsilon_\theta = \frac{1}{E\delta}(N_\theta - \mu N_\varphi), \quad \delta - \text{толщина оболочки}$$

2. Для сферических полудниц меридиональное и нормальное перемещения определяются из формул:

$$\varepsilon_\varphi = \frac{1}{R_1} \left(\frac{du}{d\varphi} + w \right), \quad \varepsilon_\theta = \frac{1}{R_2} (u \cdot \operatorname{ctg} \varphi + w)$$

3. Для цилиндрической обечайки

$$\varepsilon_x = \frac{du}{dx}, \quad \varepsilon_\theta = \frac{w}{R_2}$$

В результате интегрирования геометрических соотношений типа Коши, в решения для меридиональных перемещений войдут произвольные константы интегрирования, которые определяются из условий равенства меридиональных перемещений цилиндрической оболочки и полусферических днищ в зоне контакта, равенство нулю осевого перемещения цилиндрической оболочки в сечении закрепления, должно также выполняться условие равенства меридиональных усилий по линии стыка.

Построение эпюр

Построить эпюры перемещений и меридиональных усилий.

Краевой эффект в зоне верхнего стыка двух оболочек

Начало координат находится на пересечении линии стыка с осью оболочки

1. Для цилиндрической оболочки уравнение краевого эффекта

$$\frac{d^4 w_{кр}}{dx^4} + 4\beta^4 w_{кр} = 0,$$

Где $w_{кр}$ часть прогиба, соответствующая краевому эффекту,

$$\beta^4 = \frac{E\delta}{4DR^2} = \frac{3(1-\mu^2)}{R^2\delta^2}, \quad D - \text{цилиндрическая жёсткость оболочки}$$

$$D = \frac{E\delta^3}{12(1-\mu^2)}$$

Решение уравнения $w_{кр}(x) = e^{-\beta x} (C_1 \operatorname{Sin} \beta x + C_2 \operatorname{Cos} \beta x)$. Положительные x направлены вниз.

Суммарное перемещение $w = w_{кр} + w_0$. Второе слагаемое соответствует безмоментному решению, положительные x от зоны стыка вниз. Решение, затухающее от зоны стыка вниз. C_1 и C_2 – произвольные константы интегрирования дифференциального уравнения краевого эффекта.

2. Для сферической оболочки

$$\frac{d^4 w_{кр}}{d\varphi^4} + 4\beta_1^4 w_{кр} = 0$$

$$\beta_1^4 = \frac{E\delta R^4}{4DR^2} = \frac{3(1-\mu^2)R^2}{\delta^2}$$

Решение уравнения

$$w_{кр}(\varphi) = e^{-\beta_1\varphi} (C_3 \sin \beta_1\varphi + C_4 \cos \beta_1\varphi)$$

Положительная координата φ отсчитывается от зоны стыка вверх

Суммарный прогиб оболочки $w = w_{кр} + w_0$

3. Определим через прогиб внутренние силовые факторы для цилиндрической оболочки

$$N_x = \frac{E\delta}{1-\mu^2} \left(\frac{du}{dx} + \mu \frac{w}{R} \right), \quad N_\theta = \frac{E\delta}{1-\mu^2} \left(\frac{w}{R} + \mu \frac{du}{dx} \right)$$

$$M_x = -D \frac{d^2 w}{dx^2}, \quad M_\theta = -\mu D \frac{d^2 w}{dx^2}, \quad Q_x = \frac{dM_x}{dx}$$

В формулах для меридионального и окружного усилий можно не учитывать составляющую прогиба от краевого эффекта ввиду незначительности вклада в решение по сравнению с безмоментным решением.

Для сферической оболочки

$$N_\varphi = \frac{E\delta}{R(1-\mu^2)} \left(\frac{du}{d\varphi} + \mu w \right), \quad N_\theta = \frac{E\delta}{R(1-\mu^2)} \left(w + \mu \frac{du}{d\varphi} \right), \quad M_\varphi = -D \frac{1}{R^2} \frac{d^2 w}{d\varphi^2},$$

$$M_\theta = -\mu D \frac{1}{R^2} \frac{d^2 w}{d\varphi^2}, \quad Q_\varphi = \frac{1}{R} \frac{dM_\varphi}{d\varphi}$$

4. Произвольные константы определим из кинематических и статических условий сопряжения оболочек в зоне стыка при $x=0$ и $\varphi=0$:

$$w_u = w_{сф}, \quad w'_u = -w'_{сф}, \quad M_u = M_{сф}, \quad Q_u = -Q_{сф}$$

5. Построить эпюры прогиба по x и φ .

Замечание: для безмоментного решения и решения краевого эффекта имеем различные линии начала отсчёта. Это надо помнить. Но можно использовать единую исходную систему отсчёта, если перестроить решение краевого эффекта для прогиба, заменив x на (H_1-x) для цилиндрической оболочки и φ на $(\pi/2 - \varphi)$ для сферической оболочки.

Составная оболочка.

Решение по безмоментной теории.

1. Верхнее полусферическое днище.

$$R_1=R_2=R$$

Меридиональное и окружное усилия определяем из двух уравнений равновесия – проекция всех сил на нормаль к поверхности оболочки и проекция всех сил на вертикальную ось для отсечённой части оболочки.

$$\frac{N_\varphi}{R} + \frac{N_\theta}{R} = p, \quad N_\varphi = \frac{P_x}{2\pi r \sin \varphi},$$

где r – радиус параллельного круга, P_x – проекция равнодействующей внешней нагрузки на вертикальную ось.

$$P_x = p\pi r^2 = p\pi R^2 \sin^2 \varphi$$

Результат
$$N_\varphi = N_\theta = \frac{pR}{2}$$

Определим деформации, пользуясь обобщённым законом Гука

$$\varepsilon_\varphi = \frac{1}{E\delta} (N_\varphi - \mu N_\theta) = \frac{pR}{2E\delta} (1 - \mu) = \varepsilon_\theta$$

Меридиональное и окружное перемещения

$$\varepsilon_\varphi = \frac{1}{R} \left(\frac{du}{d\varphi} + w \right), \quad \varepsilon_\theta = \frac{1}{R} (u \cdot \operatorname{ctg} \varphi + w)$$

Выразив из второго w через окружную деформацию и меридиональное перемещение, получим

$$w = R\varepsilon_\theta - u \operatorname{ctg} \varphi$$

Исключим прогиб из первого равенства

$$\frac{du}{d\varphi} - u \operatorname{ctg} \varphi = R(\varepsilon_\varphi - \varepsilon_\theta) = 0$$

или

$$\sin \varphi \frac{d}{d\varphi} \left(\frac{u}{\sin \varphi} \right) = 0$$

Интегрируя, получим

$$u = C_1 \sin \varphi, \text{ где } C_1 - \text{ произвольная константа}$$

интегрирования, определяемая из условия равенства меридиональных перемещений полусферического днища и цилиндрической обечайки в зоне их стыка.

2. Цилиндрическая оболочка. $R_1 = \infty, R_2 = R, x \geq H$

Из уравнения Лапласа $N_\theta = pR$,

из второго уравнения равновесия $N_x = \frac{pR}{2}$.

$$\varepsilon_x = \frac{1}{E\delta} (N_x - \mu N_\theta) = \frac{pR}{2E\delta} (1 - 2\mu) = \frac{du}{dx},$$

$$\text{Деформации } \varepsilon_\theta = \frac{1}{E\delta} (N_\theta - \mu N_x) = \frac{pR}{2E\delta} (2 - \mu) = \frac{w}{R}$$

Отсюда получаем перемещения

$$w = \frac{pR^2}{2E\delta} (2 - \mu), \quad u = \frac{pR}{2E\delta} (1 - 2\mu) \cdot x + C_1$$

Константу C_1 определим из условия контакта верхнего днища и цилиндрической обечайки

$u_{сф} = u_{ц}$ при $x = H_1$ для цилиндрической и $\varphi = \frac{\pi}{2}$ для сферической оболочек

$u = C_1 = \frac{pR}{2E\delta} (1 - 2\mu) \cdot H_1 + C_2$. Константу C_2 определим из условия равенства нулю меридионального перемещения цилиндрической оболочки в

месте закрепления, т.е. при $x=H$. Тогда $C_2 = - \frac{pR}{2E\delta} (1 - 2\mu) \cdot H$

Решение:

Для сферической оболочки

$$u = \frac{pR}{2E\delta} (1 - 2\mu) \cdot (H_1 - H) \sin \varphi, \quad w = \frac{pR^2}{2E\delta} (1 - \mu) \left[1 - \frac{(H_1 - H)(1 - 2\mu)}{R(1 - \mu)} \cos \varphi \right]$$

Для последующих расчётов определим угол поворота нормали к срединной поверхности оболочки по формуле:

$$\frac{1}{R} \left(- \frac{dw}{d\varphi} + u \right) = - \frac{pR}{2E\delta} \frac{H_1 - H}{R} (1 - 2\mu) \sin \varphi + \frac{pR}{2E\delta} (1 - 2\mu) \cdot \frac{(H_1 - H)}{R} \sin \varphi = 0$$

Для цилиндрической оболочки

$$u = \frac{pR}{2E\delta}(1 - 2\mu) \cdot (x - H), \quad w = \frac{pR^2}{2E\delta}[2 - \mu]$$

Если $x \leq H$, то давление на стенки оболочки $P = p + \gamma(H - x)$

Тогда $N_\theta = PR = pR + \gamma(H - x)R$, $N_x = \frac{P_x}{2\pi R} = \frac{pR}{2} + \frac{\gamma R}{2\pi R} = \frac{pR}{2} + \frac{\gamma R}{2} \left(H + \frac{2}{3}R \right)$.

Определяем деформации из соотношений закона Гука

$$\varepsilon_x = \frac{1}{E\delta}(N_x - \mu N_\theta) = \frac{1}{E\delta} \left[\frac{pR}{2}(1 - 2\mu) + \frac{\gamma R}{2} \left(H + \frac{2}{3}R - 2\mu(H - x) \right) \right],$$

$$\varepsilon_\theta = \frac{1}{E\delta}(N_\theta - \mu N_x) = \frac{1}{E\delta} \left[\frac{pR}{2}(2 - \mu) + \frac{\gamma R}{2} \left(H(2 - \mu) - \frac{2}{3}\mu R - 2x \right) \right].$$

Перемещения определяем из соотношений Коши

$$w = R\varepsilon_\theta, \quad \frac{du}{dx} = \varepsilon_x,$$

Отсюда $u = \int \varepsilon_x dx + C = \frac{1}{E\delta} \left[\frac{pR}{2}(1 - 2\mu)x + \frac{\gamma R}{2} \left(\left(H(1 - 2\mu) + \frac{2}{3}R \right) x + \mu x^2 \right) \right] + C$

$$w = \frac{R^2}{2E\delta} \left[p(2 - \mu) + \gamma \left(H(2 - \mu) - \frac{2}{3}\mu R - 2x \right) \right]$$

3. Нижнее полусферическое днище. $R_1 = R_2 = R$.

$$N_\theta = PR - N_\varphi, \quad N_\varphi = \frac{P_x}{2\pi R \sin^2 \varphi},$$

$$P = p + \gamma(H + R \cos \varphi), \quad P_x = 2\pi R^2 \left[(p + \gamma H) \frac{\sin^2 \varphi}{2} + \frac{1}{3} \gamma R (1 - \cos^3 \varphi) \right]$$

$$N_\varphi = \frac{pR}{2} + \frac{1}{2} \gamma R \left[H + \frac{2}{3}R \left(\frac{1 - \cos^3 \varphi}{\sin^2 \varphi} \right) \right], \quad N_\theta = \frac{pR}{2} + \frac{\gamma R}{2} \left[H + 2R \left(\cos \varphi - \frac{1 - \cos^3 \varphi}{3 \sin^2 \varphi} \right) \right]$$

Деформации:

$$\varepsilon_\varphi = \frac{R}{E\delta} \left[\frac{p}{2}(1 - \mu) + \frac{\gamma H}{2}(1 - \mu) + \frac{\gamma R(1 - \cos^3 \varphi)}{3 \sin^2 \varphi} (1 + \mu) - \mu \gamma R \cos \varphi \right],$$

$$\varepsilon_\theta = \frac{R}{E\delta} \left[\frac{p}{2}(1 - \mu) + \frac{\gamma H}{2}(1 - \mu) - \frac{\gamma R(1 - \cos^3 \varphi)}{3 \sin^2 \varphi} (1 + \mu) + \gamma R \cos \varphi \right].$$

$$R(\varepsilon_\varphi - \varepsilon_\theta) = \frac{\gamma R^3}{E\delta} (1 + \mu) \left[\left(\frac{2(1 - \cos^3 \varphi)}{3 \sin^2 \varphi} \right) - \cos \varphi \right]$$

Определяем перемещения в нормальном и меридиональном направлениях

$$w = R\varepsilon_\theta = \frac{R^2}{E\delta} \left[\frac{p}{2}(1-\mu) + \frac{\gamma H}{2}(1-\mu) - \frac{\gamma R(1-\cos^3 \varphi)}{3\sin^2 \varphi}(1+\mu) + \gamma R \cos \varphi \right],$$

$$\sin \varphi \frac{d}{d\varphi} \left(\frac{u}{\sin \varphi} \right) = R(\varepsilon_\varphi - \varepsilon_\theta) = \frac{\gamma R^3}{E\delta}(1+\mu) \left[\left(\frac{2(1-\cos^3 \varphi)}{3\sin^2 \varphi} \right) - \cos \varphi \right]$$

Из последнего равенства получим меридиональное перемещение

$$u = A \sin \varphi + \left(\int \frac{\gamma R^3}{E\delta}(1+\mu) \left[\left(\frac{2(1-\cos^3 \varphi)}{3\sin^2 \varphi} \right) - \cos \varphi \right] d\varphi \right) \sin \varphi$$

Или

$$u = A \sin \varphi + \frac{\gamma R^3(1+\mu)}{E\delta} \left[\frac{1}{3} \left(\frac{\cos \varphi}{\sin^2 \varphi} + \ln \left| \operatorname{tg} \frac{\varphi}{2} \right| - \operatorname{ctg}^2 \varphi - \ln |\sin \varphi| \right) \right] \sin \varphi$$

Здесь A – произвольная константа интегрирования.

Определение констант интегрирования C и A

Меридиональное перемещение цилиндрической оболочки равно нулю в закреплении, отсюда

$$C = - \frac{1}{E\delta} \left[\frac{pR}{2}(1-2\mu)H + \frac{\gamma R}{2} \left(\left(H(1-2\mu) + \frac{2}{3}R \right) H + \mu H^2 \right) \right]$$

Из условия равенства меридиональных перемещений цилиндрической и сферической оболочки в зоне нижнего стыка, получим

$$C = A$$

Итак, меридиональное перемещение в цилиндрической оболочке

$$u = \frac{1}{E\delta} \left[\frac{pR}{2}(1-2\mu)(x-H) + \frac{\gamma R}{2} \left(\left(H(1-2\mu) + \frac{2}{3}R \right) (x-H) + \mu(x^2 - H^2) \right) \right]$$

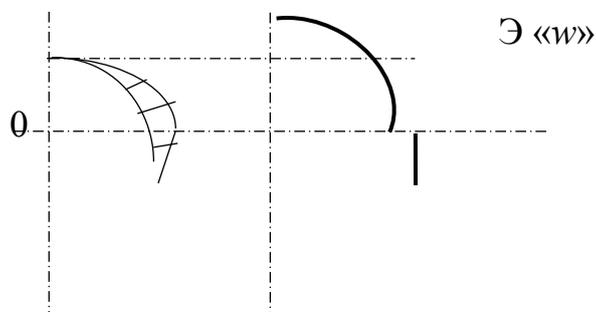
В сферической оболочке

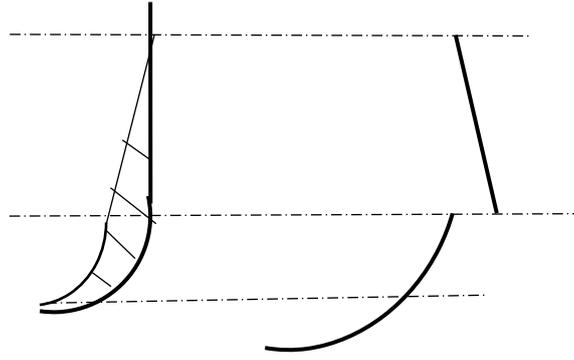
$$u = - \frac{1}{E\delta} \left[\frac{pR}{2}(1-2\mu)H + \frac{\gamma R}{2} \left(\left(H(1-2\mu) + \frac{2}{3}R \right) H + \mu H^2 \right) \right] \sin \varphi +$$

$$\frac{\gamma R^3(1+\mu)}{E\delta} \left[\frac{1}{3} \left(\frac{\cos \varphi}{\sin^2 \varphi} + \ln \left| \operatorname{tg} \frac{\varphi}{2} \right| - \operatorname{ctg}^2 \varphi - \ln |\sin \varphi| \right) \right] \sin \varphi$$

В зонах стыков условие равенства меридиональных усилий оболочек выполняется автоматически. Проверить.

Э « u »





На этом безмоментное решение завершается. Переходим к исследованию краевого эффекта в зоне стыка цилиндрической оболочки и верхнего полусферического днища. Начало координат переместим в сечение стыка днища и цилиндрической оболочки, в этом случае неудобство заключается в том, что для безмоментного решения мы имеем исходную систему координат, а для моментного состояния — другую систему. Чтобы сохранить исходную систему для обоих состояний, преобразуем решение краевого эффекта так, чтобы в зоне краевого эффекта показатель экспоненциальной функции обращался в ноль.

Цилиндрическая оболочка

$$w = w_6 + w_{кр} = \frac{pR^2}{2E\delta} (2 - \mu) + e^{-\beta(H_1 - x)} (C_1 \sin \beta(H_1 - x) + C_2 \cos \beta(H_1 - x))$$

$$\vartheta = - \frac{dw}{dx} = - \beta e^{-\beta(H_1 - x)} [(C_1 - C_2) \cos \beta(H_1 - x) + (C_1 + C_2) \sin \beta(H_1 - x)]$$

$$M_x = - D \frac{d^2 w}{dx^2} = 2D\beta^2 e^{-\beta(H_1 - x)} (C_1 \cos \beta(H_1 - x) - C_2 \sin \beta(H_1 - x))$$

$$Q_x = - D \frac{d^3 w}{dx^3} = - 2D\beta^3 e^{-\beta(H_1 - x)} [(C_1 + C_2) \cos \beta(H_1 - x) + (C_1 - C_2) \sin \beta(H_1 - x)]$$

Сферическая оболочка

$$w = w_6 + w_{кр} = \frac{pR^2(1 - \mu)}{2E\delta} \left[1 - \frac{(H_1 - H)(1 - 2\mu)}{R(1 - \mu)} \cos \varphi \right] + e^{-\beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right)} \left[C_3 \sin \beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right) + C_4 \cos \beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right) \right]$$

$$\vartheta = - \frac{1}{R} \frac{dw}{d\varphi} = - \frac{1}{R} \beta_1 e^{-\beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right)} \left[(C_3 + C_4) \sin \beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right) - (C_3 - C_4) \cos \beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right) \right]$$

$$M_\varphi = - D \frac{1}{R^2} \frac{d^2 w}{d\varphi^2} = 2D \frac{1}{R^2} \beta_1^2 e^{-\beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right)} \left[C_3 \cos \beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right) - C_4 \sin \beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right) \right]$$

$$Q_\varphi = - D \frac{1}{R^3} \frac{d^3 w}{d\varphi^3} = - 2D \frac{1}{R^3} \beta_1^3 e^{-\beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right)} \left[(C_3 + C_4) \cos \beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right) + (C_3 - C_4) \sin \beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right) \right]$$

Здесь следует отметить, что угол поворота нормали в безмоментной сферической оболочке определяется по формуле

$$\frac{1}{R} \left(- \frac{dw}{d\varphi} + u \right) = - \frac{pR}{2E\delta} \frac{H_1 - H}{R} (1 - 2\mu) \sin \varphi + \frac{pR}{2E\delta} (1 - 2\mu) \cdot \frac{(H_1 - H)}{R} \sin \varphi = 0$$

и равен нулю.

Из четырёх условий стыка двух оболочек $w_c = w_u$, $\vartheta_c = -\vartheta_u$, $M_c = M_u$, $Q_c = -Q_u$

получим значения 4-х констант интегрирования при $\varphi = \frac{\pi}{2}$ и $x = H_1$

$$C_4 - C_2 = \frac{pR^2}{2E\delta}, \quad C_1 - C_2 - \frac{\beta_1}{\beta R} (C_3 + C_4) = 0$$

$$C_1 = \frac{\beta_1^2}{R^2 \beta^2} C_3, \quad \frac{\beta_1^3}{\beta^3 R^3} (C_3 + C_4) + (C_1 + C_2) = 0$$

Исходные данные: $\delta = 2,5$ мм, толщина оболочки, $R = 0,5$ м, $H = 1,5$ м, $H_1 = 2,0$ м, $p = 3$ атм избыточное давление (наддув), $\gamma_{жк} = 800 \frac{\text{кГ}}{\text{м}^3}$ удельный вес жидкости.

Материал оболочки – дюралевый сплав, $E = 72$ ГПа

Посчитаем некоторые параметры, опираясь на исходные данные.

$$\beta = \sqrt[4]{\frac{3(1 - \mu^2)}{R^2 \delta^2}} = 25,6 \frac{1}{\text{м}}, \quad \beta_1 = \sqrt[4]{\frac{3(1 - \mu^2)R^2}{\delta^2}} = 12,8$$

$$\frac{\beta_1}{\beta R} = 1, \quad \left(\frac{\beta_1}{\beta R} \right)^2 = 1, \quad \left(\frac{\beta_1}{\beta R} \right)^3 = 1, \quad \frac{pR^2}{2E\delta} = \frac{3 \cdot 10^5 \cdot 0,25}{1,44 \cdot 10^{11} \cdot 2,5 \cdot 10^{-3}} = 0,2 \cdot 10^{-3}$$

В результате решения системы алгебраических уравнений по определению констант $C_1 - C_4$ получим

$$C_1 = C_3 = 0, \quad C_4 = \frac{pR^2}{4E\delta}, \quad C_2 = - \frac{pR^2}{4E\delta}$$

Окончательное решение для цилиндрической оболочки

$$w = \frac{pR^2}{2E\delta} (2 - \mu) - e^{-\beta(H_1 - x)} \frac{pR^2}{4E\delta} \cos \beta (H_1 - x)$$

$$\vartheta = - \beta e^{-\beta(H_1 - x)} \frac{pR^2}{4E\delta} (\cos \beta (H_1 - x) - \sin \beta (H_1 - x))$$

$$M_x = 2D\beta^2 e^{-\beta(H_1 - x)} \frac{pR^2}{4E\delta} \sin \beta (H_1 - x)$$

$$Q_x = 2D\beta^3 e^{-\beta(H_1 - x)} \frac{pR^2}{4E\delta} (\cos \beta (H_1 - x) - \sin \beta (H_1 - x))$$

и для сферической оболочки

$$w = \frac{pR^2(1-\mu)}{2E\delta} \left[1 - \frac{(H_1 - H)(1-2\mu)}{R(1-\mu)} \cos \varphi \right] + e^{-\beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right)} \frac{pR^2}{4E\delta} \cos \beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right)$$

$$g = -\frac{\beta_1}{R} e^{-\beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right)} \frac{pR^2}{4E\delta} \left(\cos \beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right) + \sin \beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right) \right)$$

$$M_\varphi = -2D \frac{\beta_1^2}{R^2} e^{-\beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right)} \frac{pR^2}{4E\delta} \sin \beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right)$$

$$Q_\varphi = -2D \frac{\beta_1^3}{R^3} e^{-\beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right)} \frac{pR^2}{4E\delta} \left(\cos \beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right) - \sin \beta_1 \left(\frac{\pi}{2} - \varphi \right) \right)$$

Э «u»

